BUNDESREPUBLIK **DEUTSCHLAND**

Übersetzung der europäischen Patentschrift

(51) Int. Cl.6: F 16 L 3/01 F 16 G 13/16



PATENTAMT

DE 692 01 684 T 2

Deutsches Aktenzeichen: Europäisches Aktenzeichen: 692 01 684.8 92 420 219.5

Europäischer Anmeldetag:

25. 6.92

Erstveröffentlichung durch das EPA:

30, 12, 92

Veröffentlichungstag der Patenterteilung beim EPA:

@ EP 0 520 915 B1

15. 3.95

Veröffentlichungstag im Patentblatt:

26. 10. 95

(3) Unionspriorität: (32) (33) (31)

26.06.91 FR 9108181

(73) Patentinhaber:

Distributions Etudes Créations Réalisations Industrielles Lyonnaises Décril, Miribel, FR

(74) Vertreter:

PFENNING MEINIG & PARTNER, 80336 München

(84) Benannte Vertragstaaten: DE, ES, FR, GB, IT

(72) Erfinder:

Micheau, Philippe, F-69270 Fontaines Saint-Martin FR; Petit, Philippe, F-69006 Lyon, FR; Thelier, Bernard, F-03700 Bellerive-Sur-Allier, FR

Vorrichtung zur Amplitudenbegrenzung der Schwenkbarkeit zweier gelenkig gelagerter Elemente.

Anmerkung: Innerhalb von neun Monaten nach der Bekanntmachung des Hinweises auf die Erteilung des europäischen Patents kann jedermann beim Europäischen Patentamt gegen das erteilte europäische Patent Einspruch einlegen. Der Einspruch ist schriftlich einzureichen und zu begründen. Er gilt erst als eingelegt, wenn die Einspruchsgebühr entrichtet worden ist (Art. 99 (1) Europäisches Patentübereinkommen).

Die Übersetzung ist gemäß Artikel II § 3 Abs. 1 IntPatÜG 1991 vom Patentinhaber eingereicht worden. Sie wurde vom Deutschen Patentamt inhaltlich nicht geprüft.

92420219.5-2302 / 0 520 915

Die vorliegende Erfindung bezieht sich auf gelenkige Abstützvorrichtungen für flexible Leitungen zur Zuführung von elektrischem Strom oder eines Fluids unter Druck von Anordnungen wie von Handhabungsgeräten, Robotern, Handhabungsarmen oder dergleichen.

Es ist bekannt, daß die gelenkigen Abstützvorrichtungen der genannten Gattung durch eine Kette gebildet werden, deren Drehamplitude der aufeinanderfolgenden Kettenglieder abhängig von den beabsichtigten Arbeitswinkeln begrenzt werden muß.

Im Dokument US-A-4 590 961 (SCHUMANN) wird eine Abstützung dieser Art beschrieben, bei der jedes Kettenglied zwei längsgerichtete Flansche aufweist, deren Ränder bzw. Enden profiliert sind, um sich mit den entsprechenden Flanschen der zwei benachbarten Kettenglieder schwenkbar zusammenzufügen. Die Ränder der Flansche sind Seite an Seite in Überlappung angeordnet und sie sind durch eine Achse verbunden, die

15

10

5

in dafür in Übereinstimmung vorgesehene Öffnungen in den Rändern bzw. Enden eingefügt sind. Tatsächlich wird jede Achse von einer Vorrichtung der Begrenzung der Amplitude getragen, die durch eine lösbare Platte gebildet wird, wobei die Platte, angeordnet um die zuvor erwähnte Achse, mit reliefartigen Bereichen versehen ist, die mit Spiel in in den Rändern der Flansche vorgesehene bogenförmige Öffnungen eingeführt sind.

10

15

5

Obwohl eine derartige Anordnung eine zufriedenstellende Veränderung der Amplitude der Winkelverschiebung der Kettenglieder der Kette oder der Abstützung
durch den Austausch von mit reliefartigen Bereichen
unterschiedlichen Profils versehenen Platten erlaubt,
sind die erzielten Ergebnisse nicht insgesamt zufriedenstellend. Die lösbaren Platten werden nicht winkelmäßig auf den Flanschen der Kettenglieder gehalten, so daß die Verschiebung der Gesamtheit der Kette
recht ungenau bleibt.

20

Es fehlt der Abstützung an Steifheit und darüber hinaus verlangt der Austausch der Platten notwendigerweise eine momentane Trennung der Kettenglieder, da die Schwenkachsen und Achsen des Zusammenbaus durch die Platten getragen werden.

Mit der Erfindung sollen diese Nachteile vermieden werden, deren Gegenstand die gelenkige Abstützung, wie sie im Anspruch 1 definiert ist.

30

Die als Beispiel angegebene Zeichnung ermöglicht ein besseres Verständnis der Erfindung, ihrer Merkmale und der Vorteile, die sie verschaffen kann. Fig. 1 ist eine perspektivische Explosionsansicht eines Kettengliedes einer gelenkigen Abstützung nach der vorliegenden Erfindung. In gestrichelten
Linien sind die Enden eines anderen
ähnlichen Kettengliedes dargestellt.

Fig. 2 ist ein Teilquerschnitt der Schwenkverbindung von zwei Kettengliedern.

Fig. 3 ist ein Schnitt nach III-III (Fig. 2).

Die Schnittebene der Fig. 2 ist mit

II-II bezeichnet.

Fig. 4 ist eine Ansicht ähnlich der nach Fig. 2, die jedoch die zwei Kettenglieder in einer zueinander schräg angeordneten Stellung zeigt.

Jedes Kettenglied 1 der gelenkigen Abstützung umfaßt, wie in Fig. 1 dargestellt ist, zwei identische Flansche 2, 3, die symmetrisch zu der mittleren Längsebene des Kettengliedes 1 liegen. Die zwei Flansche sind durch zwei Stege 4, 5 miteinander verbunden, die entweder einstückig mit den Kettengliedern ausgebildet sind oder durch unabhängige Querstreben gebildet werden. Man bemerke, daß eines der Enden jedes Flansches zwei Wangen 2a, 3a in einem Kreisbogenprofil umfaßt, die zwischen sich einen freien Raum begrenzen, während das andere Ende in Form eines Mitnehmers 2b, 3b realisiert ist, dessen Dicke dem Abstand der Wangen des entgegengesetzten Endes jedes Flansches entspricht. So kann ein anderes Kettenglied 1', das in gestrichelten Linien dargestellt ist, mit dem Kettenglied 1 dank des Eingreifens der zwei Mitnehmer 2'b,

10

5

15

20

2.5

30

3'b zwischen die Wangen 2a, 3a des Kettengliedes 1 zusammengesetzt werden.

Jedes gabelförmige Ende der Flansche umfaßt ein Mittelloch 2c, 3c, das dazu geeignet ist, eine unabhängige Achse 6 aufzunehmen, die auch die in die Mitnehmer 2b, 3b eingearbeiteten Löcher des gleichen Durchmessers 2d, 3d durchgreift. Wenn letztere zwischen die Wangen eines anderen Kettengliedes in Eingriff treten, sind die zwei Kettenglieder zueinander in einer Schwenkbewegung um ihre Achsen 6 gelenkig gelagert. Man bemerke, daß die beiden Löcher 2c, 3c zwei Durchmesser aufweisen, wobei der Bereich mit größerem Durchmesser 2e, 3e in der äußeren Wange jedes Flansches 2, 3 angeordnet ist. Jede Achse 6 umfaßt an einem ihrer Enden einen Kopf 6a, der in den Bereich größeren Durchmessers 2e, 3e jedes der Löcher 2c, 3c eintaucht.

Ihr entgegengesetztes Ende ist dünner und umfaßt ein Bajonett 6b, das zwei in der inneren Wange jedes gabelförmigen Endes der Flansche 2, 3 eingearbeitete Ausnehmungen 2f, 3f durchquert. Zwei andere diametral entgegengesetzte Ausnehmungen 2g, 3g empfangen das Bajonett nach der Drehung der Achse 6 in dem Loch, mit dem sie zusammenarbeitet.

Man bemerke, daß die äußeren Wangen ebenso wie die Mitnehmer 2b, 3b drei bogenförmige Öffnungen 2h bis 2i, 3h bis 3i aufweisen, die konzentrisch zu ihren jeweiligen Öffnungen mit gleicher Länge angeordnet sind und jeweils in 180° zueinander liegen. Die Orientierung der Öffnungen entspricht den zwei Enden oder Rändern jedes Kettengliedes.

. 5

10

15

20

25

Um die Amplitude der Winkelverschiebung der Kettenglieder zu begrenzen, greift man auf kreisförmige Platten 7, 8 zurück, deren innere Fläche drei bogenförmige Vorsprünge 7a, 8a umfaßt, die in identischer Weise zu der der Öffnungen jeder äußeren Wange und des Mitnehmers der zwei Flansche 2, 3 angeordnet sind. Die Dicke der Vorsprünge ist gleich der der äußeren Wangen der Flansche, derart, daß sie sehr genau die in diesen eingearbeiteten Öffnungen einnehmen. Jeder Vorsprung verlängert sich durch einen kürzeren Steg 7b, 8b, der in jede Öffnung 2i, 3i des Mitnehmers eines benachbarten Kettengliedes eingreift (Fign. 2 und 3). Jeder Steg umfaßt noch einen Ansatz 7c, 8c, der die Form eines Greifers aufweist und der in drei Löchern 2i, 3i mit zwei Durchmessern eingreift, die in den inneren Wangen der gabelförmigen Enden jedes Flansches realisiert sind. Auf diese Weise wird jede Platte 7, 8 durch Verklinkung in bezug auf den entsprechenden Flansch jedes Kettengliedes gehalten.

Die Funktionsweise ist wie folgt: Wie in Fig. 2 gezeigt wird, wird jede Plattte in der Drehung in bezug auf den gabelförmigen Rand des entsprechenden Flansches des Kettengliedes festgesetzt. Die bogenförmigen Vorsprünge 7a, 8a greifen mit leichter Reibung in die entsprechenden Öffnungen 2h, 3h der äußeren Wangen der Flansche 2, 3 ein, während die Ansätze 7c, 8c jeder Platte 7, 8 sich in die entsprechenden Löcher einklicken, wie weiter oben beschrieben wurde. Dagegen nehmen die Stege 7b, 8b der Platten 7, 8 nicht die gesamte Fläche der Öffnungen des Mitnehmers des benachbarten Kettengliedes 1' ein, derart, daß, wenn die zwei Kettenglieder in Verlängerung zueinander liegen, der freie Raum einem Winkel von α entspricht.

20

25

5

10

15

30

•

Wenn ein Kettenglied in bezug auf das andere schwenkt, ist seine Schwenkbewegung durch den Wert des Winkels begrenzt, wobei die Enden der Stege der Platten die zuvor erwähnten freien Räume durchlaufen, um gegen die Begrenzung der Öffnungen zu stoßen, wie es in Fig. 4 hinsichtlich der Platte 8 gezeigt ist.

Wenn die Schwenkbewegung der Kettenglieder zueinander unterschiedlich zu der mit dem Winkel α sein soll, reicht es, die Platten gegen andere auszutauschen, bei denen die Länge der Stege unterschiedlich ist.

Es wurde so eine Vorrichtung zum Begrenzen der Amplitude realisiert, die in ihrer Ausführung sehr einfach ist, da alle ihre Elemente in Kunststoff geformt sein können und deren Funktionsweise sehr sicher ist. Man wird bemerken, daß die gelenkige Abstützung wegen der wirkungsvollen Verbindung der Platten 7, 8 und der Kettenglieder 1, 1' eine perfekte Steifheit aufweist. Die Verschiebung der Gesamtheit der Kettenglieder der Abstützung weist eine absolute Genauigkeit auf, die jede deformierende Wirkung an den durch die Kette gestützten flexiblen Leitungen vermeidet.

92420219.5-2302 / 0 520 915

Patentansprüche

1. Gelenkige Abstützung für flexible Versorgungsleitungen, bestehend aus einer Kette, bei der
jedes Kettenglied (1) zwei Längsflansche (2,3)
umfaßt, die derart ausgebildet sind, daß sie
über eine Drehachse (6) mit den Flanschen eines
benachbarten Kettengliedes (1') zusammengesetzt
werden, während in der Höhe jeder Achse (6) eine
als lösbare Seitenplatte (7,8) ausgebildete Winkelbegrenzungsvorrichtung vorgesehen ist, die
mit vorspringenden Teilen versehen ist, die mit
Spiel in in den Flanschen der Kettenglieder angeordnete bogenförmige Öffnungen eingesetzt
sind,

dadurch gekennzeichnet, daß ein Ende jedes Flansches (2,3) gabelförmig ausgebildet ist, um zwei parallele Wangen (2a,3a) zu bilden, zwischen die das entgegengesetzte Ende (2b,3b) des benachbarten Kettengliedes (1') in Form eines Mitnehmers greift, während jedes vorspringende Teil jeder Platte (7,8) der Winkelbegrenzungsvorrichtung, parallel versetzt zur Drehachse, von außen nach innen umfaßt:

einen bogenförmigen Vorsprung (7a,8a), der die gesamte Fläche der in der nach außen gerichteten Wange (2a,3a) angeordneten bogenförmigen Öffnung (2h,3h) einnimmt, um winkelmäßig die betrachtete Platte zu blockieren und so die Kette zu versteifen, eine Rippe (7b,8b), die nur einen Teil von mit dem Mitnehmer (2b,3b) ausgebildeten

bogenförmigen Öffnungen (2i,3i) einnehmen, um die Rotationsamplitude der Kettenglieder zu begrenzen,

- und einen Ansatz (7c,8c) am Ende, der in ein Loch (2j,3j) der inneren Wange einrasten kann, um sicherzustellen, daß die Platte (7,8) in Stellung gehalten wird, und die Gesamtheit zu versteifen.
- 2. Abstützung nach Anspruch 1, dadurch gekennzeichnet, daß die Drehachse (6) unabhängig von der entsprechenden Platte (7,8) ist und axial durch Einklinken seines Endes in ein in dem Mitnehmer (2b,3b) des betrachteten Flansches vorgesehenes Loch (2c,3c) in Stellung gehalten wird.



